# This Page Is Inserted by IFW Operations and is not a part of the Official Record

# **BEST AVAILABLE IMAGES**

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images may include (but are not limited to):

- BLACK BORDERS
- TEXT CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
- FADED TEXT
- ILLEGIBLE TEXT
- SKEWED/SLANTED IMAGES
- COLORED PHOTOS
- BLACK OR VERY BLACK AND WHITE DARK PHOTOS
- GRAY SCALE DOCUMENTS

# IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning documents will not correct images, please do not report the images to the Image Problem Mailbox.

# (19)日本国特許庁 (JP) (12) 公開特許公報 (A)

(11)特許出願公開番号 特開2003-120758 (P2003-120758A)

(43)公開日 平成15年4月23日(2003.4.23)

(51) Int.Cl.7

微別配号

FΙ

テーマコート\*(参考)

F 1 6 G 5/16

F 1 6 G 5/16

С

## 審査請求 未請求 請求項の数1 OL (全 6 頁)

(21)出願番号	特顧2001-322266(P2001-322266)	(71)出願人 000005326
		本田技研工業株式会社
(22)出顧日	平成13年10月19日(2001.10.19)	東京都港区南青山二丁目1番1号
		(72)発明者 岡野 武政
		埼玉県和光市中央1丁目4番1号 株式会
		社本田技術研究所内
		(72)発明者 金原 茂
		埼玉県和光市中央1丁目4番1号 株式会
		社本田技術研究所内
		(74)代理人 100071870
		弁理士 落合 健 (外1名)
		I and the second

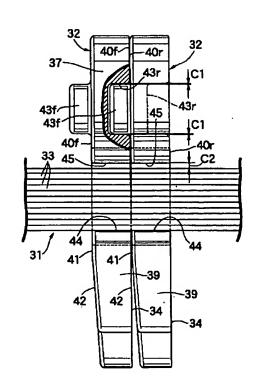
#### (54) 【発明の名称】 無段変速機用ベルト

# (57)【要約】

【課題】 金属リング集合体に加わる荷重を増加させる ことなく、金属エレメントがドライブプーリに噛み込む 際にノーズに作用する左右方向荷重を低減する。

【解決手段】 金属エレメント32の前後面には相互に

嵌合するノーズ43fおよびホール43rが形成されて おり、ノーズ43fおよびホール43r間の第1クリア ランスC1と、イヤー部下面45および金属リング集合 体31の上面間の第2クリアランスC2との関係が、 1.7<C2/C1<6.5を満たすように設定する。 これにより、金属リング集合体31に加わる荷重を増加 させることなく、金属エレメント32がドライブプーリ に噛み込むときにノーズ43 fに左右方向の大きな荷重 が加わるのを防止して金属エレメント32の耐久性を高 めることができる。



08/19/2003, EAST Version: 1.04.0000

## 【特許請求の範囲】

【請求項1】 エレメント本体部(34)およびイヤー 部(37)が一対のリングスロット(35)を挟んで形 成された複数の金属エレメント(32)と、前記リング スロット(35)にそれぞれ嵌合する一対の金属リング 集合体(31)とよりなり、ドライブプーリ(6)およ びドリブンプーリ(11)に巻き掛けられて駆動力を伝 達する無段変速機用ベルトであって、

1

各々の金属エレメント(32)の前後面にはノーズ(4 されており、隣接する金属エレメント(32)のノーズ (43f)およびホール(43r)が相互に嵌合するも のにおいて、

ノーズ (43f) およびホール (43r) 間の第1クリ アランスC1と、イヤー部下面(45)および金属リン グ集合体(31)の上面間の第2クリアランスC2との 関係が、

1.7<C2/C1<6.5

を満たすことを特徴とする無段変速機用ベルト。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、一対の金属リング 集合体に複数の金属エレメントを支持した無段変速機用 ベルトに関する。

[0002]

【従来の技術】かかる無段変速機用ベルトは、例えば特 開平7-12177号公報、特許第2617784号公 報により公知である。

【0003】上記特開平7-12177号公報に記載さ れたものは、イヤー部下面と金属リング集合体の上面と 30 の間のクリアランスを規定することにより、金属ベルト の弦部における金属リング集合体に対する金属エレメン トのローリング自由度を制限し、金属エレメントが弛み 側の弦部からドライブプーリに噛み込む際の姿勢の乱れ を減少させて磨耗の防止および効率の向上を図ってい ъ.

【0004】また上記特許第2617784号公報に記 載されたものは、金属エレメントのプーリ当接面の長さ とプーリ当接面の下端部の形状とを、金属エレメントの プーリ当接面の傾斜角度と左右幅との関係に基づいて規 40 定し、金属リング集合体に対して金属エレメントがロー リングしたときに正常な姿勢に復帰させ、金属エレメン トのサドル面が規定高さを超えないようにして金属リン グ集合体の下面に過大な荷重が加わるのを防止してい る。

### [0005]

【発明が解決しようとする課題】ところで、金属エレメ ントはイヤー部の前面および後面にそれぞれ円柱状のノ ーズと円柱状のホールとを備えており、前側の金属エレ メントのホールに後側の金属エレメントのノーズを綴く 50 メントの位相に対するノーズの左右方向荷重の変化を示

嵌合することで隣接する金属エレメント間の相対的な位 置決めを行っている。後から実施例において説明するよ うに、金属エレメントが弛み側の弦部からドライブプー リに噛み込む際に左右方向に大きく変位することが知ら れており、そのために前側の金属エレメントのホールに 嵌合する後側の金属エレメントのノーズに大きな荷重が 発生して耐久性を低下させる問題があった。

【0006】それに対して、上記従来のものは、金属リ ング集合体の上面とイヤー部下面との当接により、ある 3 f) およびホール (43 r) の一方および他方が形成 10 いは金属リング集合体の下面とサドル面との当接により 金属エレメントの姿勢を矯正しているが、ノーズに作用 する荷重を考慮していないためにノーズの耐久性に悪影 響を及ぼす懸念があった。

> 【0007】本発明は前述の事情に鑑みてなされたもの で、金属エレメントがドライブプーリに噛み込む際にノ ーズに作用する左右方向荷重を低減することを目的とす る。

[0008]

【課題を解決するための手段】上記目的を達成するため 20 に、請求項1に記載された発明によれば、エレメント本 体部およびイヤー部が一対のリングスロットを挟んで形 成された複数の金属エレメントと、前記リングスロット にそれぞれ嵌合する一対の金属リング集合体とよりな り、ドライブプーリおよびドリブンプーリに巻き掛けら れて駆動力を伝達する無段変速機用ベルトであって、各 々の金属エレメントの前後面にはノーズおよびホールの 一方および他方が形成されており、隣接する金属エレメ ントのノーズおよびホールが相互に嵌合するものにおい て、ノーズおよびホール間の第1クリアランスC1と、 イヤー部下面および金属リング集合体の上面間の第2ク

リアランスC2との関係が、 1.7<C2/C1<6.5

を満たすことを特徴とする無段変速機用ベルトが提案さ れる。

【0009】上記構成によれば、ノーズおよびホール間 の第1クリアランスC1と、イヤー部下面および金属リ ング集合体の上面間の第2クリアランスC2との関係 が、1.7<C2/C1<6.5を満たすので、金属エ レメントがドライブプーリに噛み込むときにイヤー部の ノーズに左右方向の大きな荷重が加わるのを防止して金 **風エレメントの耐久性を高めることができる。** 

[0010]

【発明の実施の形態】以下、本発明の実施の形態を、添 付図面に示した本発明の実施例に基づいて説明する。 【0011】図1~図7は本発明の一実施例を示すもの で、図1は無段変速機を搭載した車両の動力伝達系のス ケルトン図、図2は金属ベルトの部分斜視図、図3は図 2の3方向拡大矢視図、図4は金属エレメントの位相と 左右方向の変位との関係を示すグラフ、図5は金属エレ

すグラフ、図6は第1クリアランスを固定したときに、 第2クリアランスの変化に伴うノーズの左右方向荷重の 変化を示すグラフ、 図7は第2クリアランスを固定した ときに、第1クリアランスの変化に伴うノーズの左右方 向荷重の変化を示すグラフである。

【0012】尚、本実施例で用いる金属エレメントの前 後方向、左右方向、上下方向の定義は図2に示されてい る.

【0013】図1は自動車に搭載された金属ベルト式無 段変速機Tの概略構造を示すもので、エンジンEのクラ 10 ンクシャフト1にダンパー2を介して接続されたインプ ットシャフト3は発進用クラッチ4を介して金属ベルト 式無段変速機工のドライブシャフト5に接続される。ド ライブシャフト与に設けられたドライブプーリ6は、ド ライブシャフトラに固着された固定側プーリ半体7と、 この固定側プーリ半体7に対して接離可能な可動側プー リ半体8とを備えており、可動側プーリ半体8は油室9 に作用する油圧で固定側プーリ半体7に向けて付勢され る。

【0014】ドライブシャフト5と平行に配置されたド 20 リブンシャフト10に設けられたドリブンプーリ11 は、ドリブンシャフト10に固着された固定側プーリ半 体12と、この固定側プーリ半体12に対して接離可能 な可動側プーリ半体13とを備えており、可動側プーリ 半体13は油室14に作用する油圧で固定側プーリ半体 12に向けて付勢される。ドライブプーリ6およびドリ ブンプーリ11間に、左右の一対の金属リング集合体3 1.31に多数の金属エレメント32…を支持してなる 金属ベルト15が巻き掛けられる(図2参照)。それぞ れの金属リング集合体31は、12枚の金属リング33 30 …を積層してなる。

【0015】ドリブンシャフト10には前進用ドライブ ギヤ16および後進用ドライブギヤ17が相対回転自在 に支持されており、これら前進用ドライブギヤ16およ び後進用ドライブギヤ17はセレクタ18により選択的 にドリブンシャフト10に結合可能である。ドリブンシ ャフト10と平行に配置されたアウトプットシャフト1 9には、前記前進用ドライブギヤ16に噛合する前進用 ドリブンギヤ20と、前記後進用ドライブギヤ17に後 進用アイドルギヤ21を介して噛合する後進用ドリブン 40 ギヤ22とが固着される。

【0016】アウトプットシャフト19の回転はファイ ナルドライブギヤ23およびファイナルドリブンギヤ2 4を介してディファレンシャル25に入力され、そこか ら左右のアクスル26,26を介して駆動輪W,Wに伝 達される。

【0017】而して、エンジンEの駆動力はクランクシ ャフト1、ダンパー2、インプットシャフト3、発進用 クラッチ4、ドライブシャフト5、ドライブプーリ6、 金属ベルト15およびドリブンプーリ11を介してドリ 50 と呼ばれ、金属リング集合体31,31の下面はサドル

ブンシャフト10に伝達される。前進走行レンジが選択 されているとき、ドリブンシャフト10の駆動力は前進 用ドライブギヤ16および前進用ドリブンギヤ20を介 してアウトプットシャフト19に伝達され、車両を前進 走行させる。また後進走行レンジが選択されていると き、ドリブンシャフト10の駆動力は後進用ドライブギ ヤ17、後進用アイドルギヤ21および後進用ドリブン ギヤ22を介してアウトプットシャフト19に伝達さ れ、車両を後進走行させる。

【0018】このとき、金属ベルト式無段変速機工のド ライブプーリ6の油室9およびドリブンプーリ11の油 室14に作用する油圧を、電子制御ユニットU1からの 指令で作動する油圧制御ユニットU2で制御することに より、その変速比が無段階に調整される。即ち、ドライ ププーリ6の油室9に作用する油圧に対してドリブンプ ーリ11の油室14に作用する油圧を相対的に増加させ れば、ドリブンプーリ11の溝幅が減少して有効半径が 増加し、これに伴ってドライブプーリ6の溝幅が増加し て有効半径が減少するため、金属ベルト式無段変速機工 の変速比はLOWに向かって無段階に変化する。逆にド リプンプーリ11の油室14に作用する油圧に対してド ライブプーリ6の油室9に作用する油圧を相対的に増加 させれば、ドライブプーリ6の溝幅が減少して有効半径 が増加し、これに伴ってドリブンプーリ11の溝幅が増 加して有効半径が減少するため、金属ベルト式無段変速 機Tの変速比はODに向かって無段階に変化する。

【0019】図2および図3に示すように、金属板材か ら打ち抜いて成形した金属エレメント32は、概略台形 状のエレメント本体部34と、金属リング集合体31, 31が嵌合する左右一対のリングスロット35,35間 に位置するネック部36と、ネック部36を介して前記 エレメント本体部34の上部に接続される概略三角形の イヤー部37とを備える。エレメント本体部34の左右 方向外端部には、ドライブプーリ6およびドリブンプー リ11のV面に当接可能な一対のプーリ当接面39,3 9が形成される。また金属エレメント32の進行方向前 側および後側には、該進行方向に直交するとともに相互 に平行な前後一対の主面40f, 40rが形成され、ま た進行方向前側の前部主面40fの下部には左右方向に 延びるロッキングエッジ41を介して傾斜面42が形成 される。更に、前後に隣接する金属エレメント32,3 2を結合すべく、イヤー部37の前面(前部主面40 f)および後面(後部主面40r)に相互に綴く嵌合可 能な円形断面のノーズ43fおよびホール43rがそれ ぞれ形成される。

【0020】ノーズ43fおよびホール43r間には、 その半径差に相当する第1クリアランスC1が形成され る。リングスロット35、35の下縁および上縁はそれ ぞれサドル面44,44およびイヤー部下面45,45

5

面44、44に当接するとともに、上面はイヤー部下面 45, 45との間に第2クリアランスC2を有してい る。

【0021】図4に示すように、金属ベルト15の回転 に伴って金属エレメント32はドリブンプーリ11、戻 り側弦、ドライブプーリ6および往き側弦を周期的に循 環し、戻り側弦からドライブプーリ6に噛み込むときに 左右方向に大きく変位する(a部参照)。その理由は、 戻り側弦では隣接する金属エレメント32どうしの押し 力が消滅するために姿勢が不安定になり易く、しかもド 10 ライブプーリ6およびドリブンプーリ11間のミスアラ イメント (両プーリの中心線の左右方向のずれ) により 金属エレメント32が左右方向に移動するためである。 このように金属エレメント32が左右方向に大きく変位 すると、金属エレメントのイヤー部37のホール43r に嵌合するノーズ43fに大きな荷重が作用して耐久性 を低下させる要因となる。

【0022】図5の破線はノーズ43fに作用する左右 方向荷重の変動を示すもので、戻り側弦からドライブプ ーリ6に噛み込むときに、ノーズ43fに瞬間的に大き 20 な左右方向荷重が作用していることが分かる(b部参 照) 。尚、図5の実線は、V面荷重 (プーリ6、11の V面と金属エレメント32のプーリ当接面39,39と の間に作用する荷重)の変動を示している。

【0023】図6のグラフは、第1クリアランスC1 (ノーズ43fおよびホール43rの半径差)をC1= 0.082mmに固定した状態で、第2クリアランスC 2 (金属リング集合体31の上面とイヤー部下面45と の間隔) を0.14mから0.84mmまで変化させた fに加わる左右方向荷重の変化を示すものである。第2 クリアランスC2の最小値を0.14mmとしたのは、 第2クリアランスC2がO.14mm以下になると、プ ーリ6、11の出口において金属リング集合体11の上 面がイヤー部下面45と干渉し、金属リング集合体11 の耐久性に悪影響が出るためである。

【0024】また第2クリアランスC2が0.54mm 以上になるとノーズ43fに加わる左右方向荷重が急激 に増加するため、第2クリアランスC2の好適な範囲 は、

 $0.14 \,\mathrm{mm} < C2 < 0.54 \,\mathrm{mm}$ となる。このとき、第1クリアランスC1=0.082 mmに対する第2クリアランスC2の比率は、

1.7<C2/C1<6.5

となる。 即ち、 第1クリアランスC1=0.082mm に対する第2クリアランスC2の比率C2/C1を1. 7から6.5の範囲に設定すれば、金属リング集合体1 1の上面とイヤー部下面45との干渉を回避しながら、 ノーズ43fに加わる左右方向荷重が急激に増加するの を防止して耐久性を向上させることができる。

【0025】 ちなみに、図7のグラフは、第2クリアラ ンスC2をC1=0.46mmに固定した状態で、第1 クリアランスC1をO. O4mからO. 12mmまで変 化させたときの、ドライブプーリ6の入り口においてノ ーズ43fに加わる左右方向荷重の変化を示すものであ る。第1クリアランスC1の最小値を0.04mとした のは、第1クリアランスC1が0.04mm以下になる と、ドリブンプーリ11の出口においてノーズ43fと ホール43rとの間にカジリが発生するためである。

【0026】また第1クリアランスC1が0.10mm 以上になるとノーズ43fに加わる左右方向荷重が急激 に増加するため、第1クリアランスC1の好適な範囲 は、

 $0.04 \,\mathrm{mm} < C1 < 0.10 \,\mathrm{mm}$ となる。

【0027】以上、本発明の実施例を説明したが、本発 明はその要旨を逸脱しない範囲で種々の設計変更を行う ことが可能である。

【0028】例えば、実施例ではイヤー部37の前面に ノーズ43fを設け、後面にホール43rを設けている が、ノーズ43fおよびホール43rの位置関係を前後 逆にすることもできる。

[0029]

【発明の効果】以上のように請求項1に記載された発明 によれば、ノーズおよびホール間の第1クリアランスC 1と、イヤー 部下面および金属リング集合体の上面間 の第2クリアランスC2との関係が、1.7<C2/C 1く6.5を満たすので、金属エレメントがドライブプ ーリに噛み込むときにイヤー部のノーズに左右方向の大 ときの、ドライブプーリ6の入り口においてノーズ43 30 きな荷重が加わるのを防止して金属エレメントの耐久性 を高めることができる。

【図面の簡単な説明】

【図1】無段変速機を搭載した車両の動力伝達系のスケ ルトン図

【図2】金属ベルトの部分斜視図

【図3】図2の3方向拡大矢視図

【図4】 金属エレメントの位相と左右方向の変位との関 係を示すグラフ

【図5】金属エレメントの位相に対するノーズの左右方 40 向荷重の変化を示すグラフ

【図6】第1クリアランスを固定したときに、第2クリ アランスの変化に伴うノーズの左右方向荷重の変化を示 すグラフ

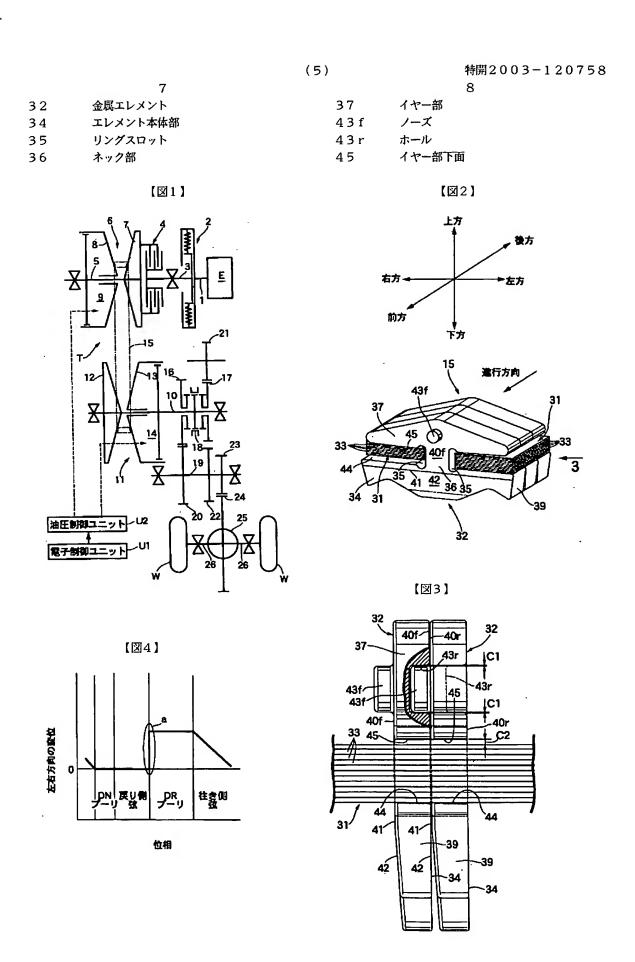
【図7】第2クリアランスを固定したときに、第1クリ アランスの変化に伴うノーズの左右方向荷重の変化を示 すグラフ

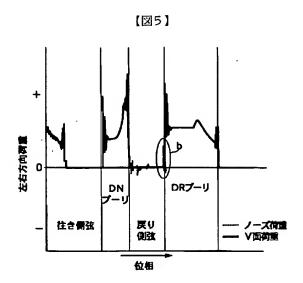
【符号の説明】

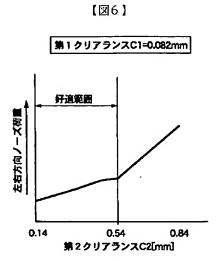
6 ドライブプーリ

ドリブンプーリ 11

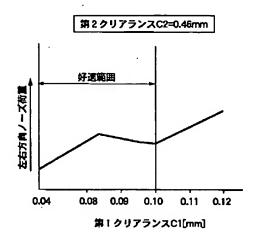
50 31 金属リング集合体











DERWENT-ACC-NO: 2003-368454

DERWENT-WEEK: 200335

COPYRIGHT 1999 DERWENT INFORMATION LTD

Belt for stepless transmission of TITLE:

vehicle, sets

clearance between nose and hole, and

clearance between

upper faces of ear subordinate

surface and metal ring

aggregate to satisfy predetermined

relationship

PRIORITY-DATA: 2001JP-0322266 (October 19, 2001)

PATENT-FAMILY:

PUB-DATE PUB-NO MAIN-IPC LANGUAGE PAGES

JP 2003120758 A April 006 F16G 005/16 April 23, 2003 N/A

INT-CL (IPC): F16G005/16

ABSTRACTED-PUB-NO: JP2003120758A

BASIC-ABSTRACT:

NOVELTY - A nose (43f) and a hole (43r) are formed at the front and rear

surfaces of each metal element (32). The adjacent nose and hole of metal

element are interfitted. The relationship of the clearance (C1) between the

nose and hole, and the clearance (C2) between the upper faces of an ear

subordinate surface (45) and a metal ring aggregate (31) of 1.7 at most C2

divided by C1 at most 6.5 is satisfied.

USE - For stepless transmission of vehicle.

ADVANTAGE - Improves durability of metal element since the

load on nose is reduced. DESCRIPTION OF DRAWING(S) - The figure shows the enlarged explanatory drawing of a belt. Metal ring aggregate 31 Metal element 32 Nose 43f Hole 43r Ear subordinate surface 45 Clearance C1 Clearance C2 ----- KWIC -----Basic Abstract Text - ABTX (1): NOVELTY - A nose (43f) and a hole (43r) are formed at the front and rear surfaces of each metal element (32). The adjacent nose and hole of metal element are interfitted. The relationship of the clearance (C1) between the nose and hole, and the clearance (C2) between the upper faces of an ear subordinate surface (45) and a metal ring aggregate (31) of 1.7 at most C2 divided by C1 at most 6.5 is satisfied. Basic Abstract Text - ABTX (5): Metal ring aggregate 31 Basic Abstract Text - ABTX (10): Clearance C1 Basic Abstract Text - ABTX (11):

# Clearance C2

Derwent Accession Number - NRAN (1): 2003-368454

Title - TIX (1):

Belt for stepless transmission of vehicle, sets

clearance between nose and
hole, and clearance between upper faces of ear subordinate surface and metal

ring aggregate to satisfy predetermined relationship

International Patent Classifications(Derived) - IPC (1):
 F16G005/16

Standard Title Terms - TTX (1):

BELT STEP TRANSMISSION VEHICLE SET CLEARANCE NOSE HOLE

CLEARANCE UPPER FACE

EAR SUBORDINATE SURFACE METAL RING AGGREGATE SATISFY

PREDETERMINED RELATED